

УДК.624.04

**РАСЧЕТ СТЕРЖНЕВЫХ СИСТЕМ
С ИСПОЛЬЗОВАНИЕМ ТЕОРИИ ГРАФОВ В СРЕДЕ «MATLAB»**

Монахов Владимир Андреевич,

*Пензенский государственный университет архитектуры и строительства,
г. Пенза,*

доктор технических наук, профессор кафедры «Механика».

Зайцев Михаил Борисович,

*Пензенский государственный университет архитектуры и строительства,
г. Пенза,*

кандидат технических наук, доцент кафедры «Механика».

Аннотация

Представлена методика определения усилий в стержневых системах на основе понятий теории графов. Разработано программное средство с использованием этой методики.

Ключевые слова: стержневая система, граф стержневой системы, матрица инцидентности, внутренние усилия

**CALCULATION OF ROD SYSTEMS
WITH THE USE OF GRAPH THEORY
IN THE ENVIRONMENT OF "MATLAB"**

Monakhov Vladimir Andreevich,

*Penza State University of Architecture and Construction, Penza,
Doctor of Sciences, Professor of the department "Mechanics".*

Zaytsev Mihail Borisovich,

*Penza State University of Architecture and Construction, Penza,
Candidate of Sciences, Associate Professor of the department "Mechanics".*

Abstract

The method of definition of efforts in core systems based on concepts of graph theory. Developed software tool using this technique.

Keywords: core system, core count system, a matrix of incidence, an internal effort.

Любую стержневую систему можно представить в виде ориентированного графа [1], вершины которого иницируются с узлами, а ребра – с элементами (стержнями) системы. Используя матрицу инцидентности графа, поставим задачу определения усилий в элементах конструкций с применением матричных операторов системы «MatLab».

Принимая внутренние усилия S в стержнях системы в качестве реберных чисел графа, а в качестве узловых – внешнюю нагрузку F , топологическое уравнение для статически определимых систем запишем в виде:

$$A_0^T S^* = F^* , \quad (1)$$

где A_0 – матрица инцидентности графа.

Или в развернутом виде для системы с m стержнями и n узлами

$$\begin{bmatrix} a_{11} & a_{12} & \dots & a_{m1} \\ a_{21} & a_{22} & \dots & a_{m2} \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ a_{n1} & a_{n2} & \dots & a_{nm} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} S_1^* \\ S_2^* \\ \dots \\ S_m^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} F_1^* \\ F_2^* \\ \dots \\ F_n^* \end{bmatrix} .$$

Элементы вектор-столбцов S^* и F^* сами являются векторами, представленными своими проекциями на оси глобальной системы координат. Поэтому элементы матрицы A_0 нужно представить в виде квадратных подматриц диагональной структуры, с порядком, равным размерности элементов S^* и F^* . Таким образом получим так называемую расширенную матрицу инцидентности A .

Выразив векторы внутренних усилий и внешних нагрузок в глобальной системе координат через их значения в местных (локальных) осях, получим:

$$S^* = \Theta_S^{-1} S , \quad F^* = \Theta_F^{-1} F , \quad (2)$$

где Θ_S и Θ_F – матрицы поворота.

Выражение (1) с учетом (2) представляет собой зависимость для определения усилий в любой статически определимой системе:

$$S = \Lambda F, \quad (3)$$

где $\Lambda = (A^T \Theta_S^{-1})^{-1} \Theta_F^{-1}$ – матрица влияния внутренних усилий.

В качестве примера приведем расчет фермы, изображенной на рисунке 1.

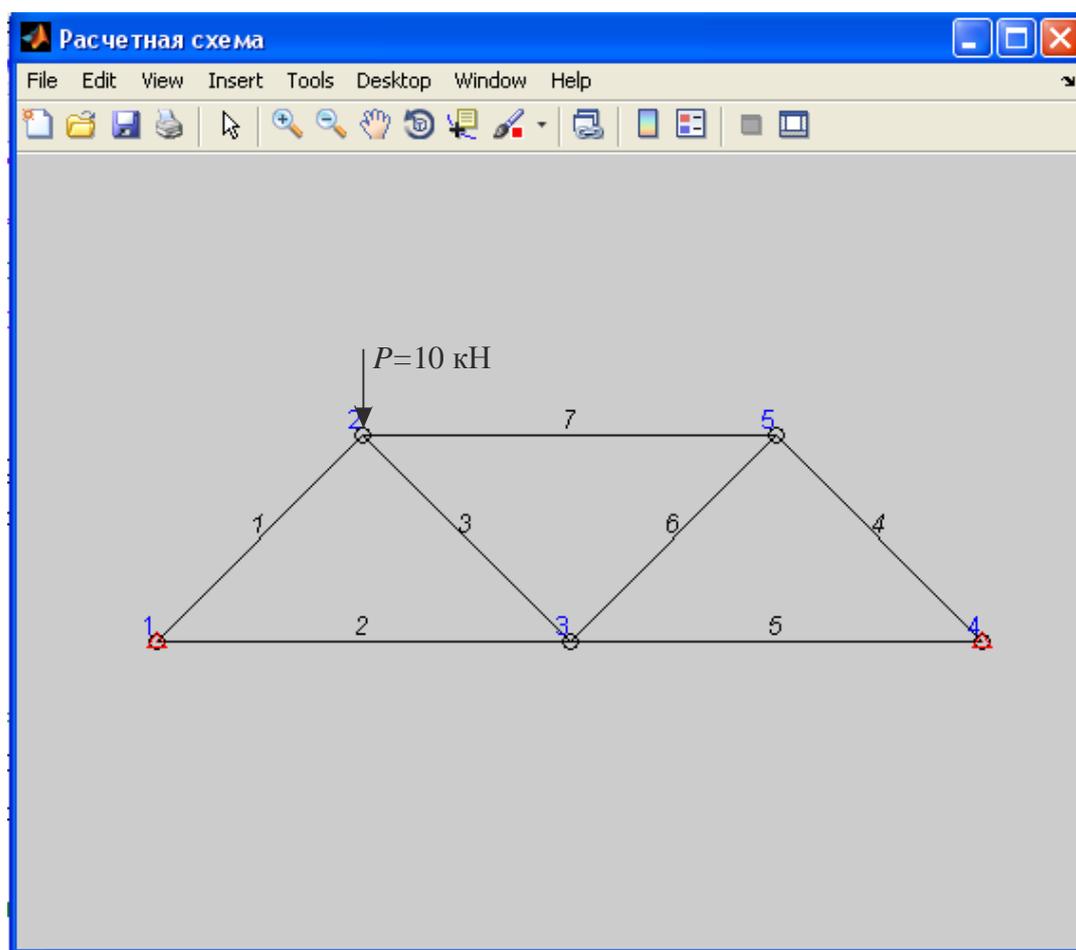


Рисунок 1 – Расчетная схема фермы

Граф данной стержневой системы, полученный при помощи программного средства, разработанного в среде «MatLab», представлен на рисунке 2.

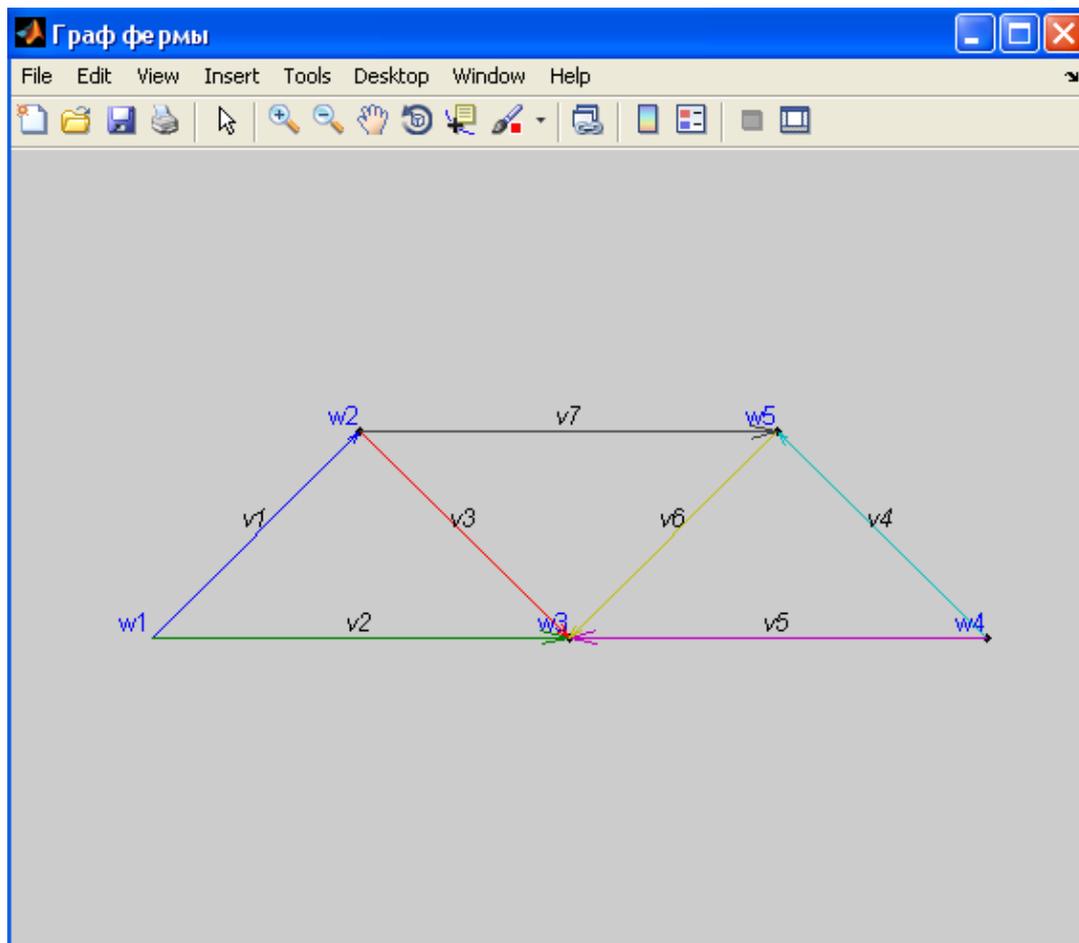


Рисунок 2 – Граф фермы

Задавая внешнюю нагрузку в глобальной системе координат, получим зависимость для определения усилий:

$$S = (A^T \Theta_s^{-1})^{-1} F . \quad (4)$$

Для заданной системы матрица инцидентности и расширенная матрица графа имеют вид:

$$A_0 = \begin{bmatrix} 1 & -1 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

$$A = \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

Элементы матрицы поворота состоят из направляющих косинусов:

$$\phi = K_0 A_0 L^{-1},$$

где $K_0 = \begin{bmatrix} 0 & 2 & 4 & 8 & 6 \\ 0 & 2 & 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$ – матрица координат узлов в глобальной

системе координат,

$$L = \begin{bmatrix} 2,82 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 4 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 2,82 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 2,82 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 4 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2,82 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 4 \end{bmatrix} \text{ – диагональная матрица длин}$$

стержней.

Определяем матрицу поворота как

$$\Theta_s^{-1} = \Delta E_s L^{-1}, \quad (5)$$

где Δ – диагональная матрица разности координат, элементы которой формируются переносом столбцов матрицы $\delta = K_0 A_0^T$ на главную диагональ,

$$\delta = \begin{bmatrix} -2 & -4 & -2 & 2 & 4 & 2 & -4 \\ -2 & 0 & 2 & -2 & 0 & 2 & 0 \end{bmatrix},$$

$$\Delta = \begin{bmatrix} -2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -4 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -2 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 4 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -4 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix},$$

$$E_s = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

— квазидиагональная

матрица ранжирования.

Вектор узловых нагрузок имеет вид:

$$F = \begin{bmatrix} F_{1X} \\ F_{1Y} \\ F_{2X} \\ F_{2Y} \\ F_{3X} \\ F_{3Y} \\ F_{4X} \\ F_{4Y} \\ F_{5X} \\ F_{5Y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -10 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} .$$

Вычеркивая из расширенной матрицы инцидентности A^T строки, соответствующие опорным связям и подставляя (5) в (4) получим

$$S = \begin{bmatrix} S_1 \\ S_2 \\ S_3 \\ S_4 \\ S_5 \\ S_6 \\ S_7 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -10,61 \\ 7,50 \\ -3,54 \\ -3,54 \\ 2,50 \\ 3,54 \\ -5 \end{bmatrix} .$$

Эпюра продольных сил представлена на рисунке 3.

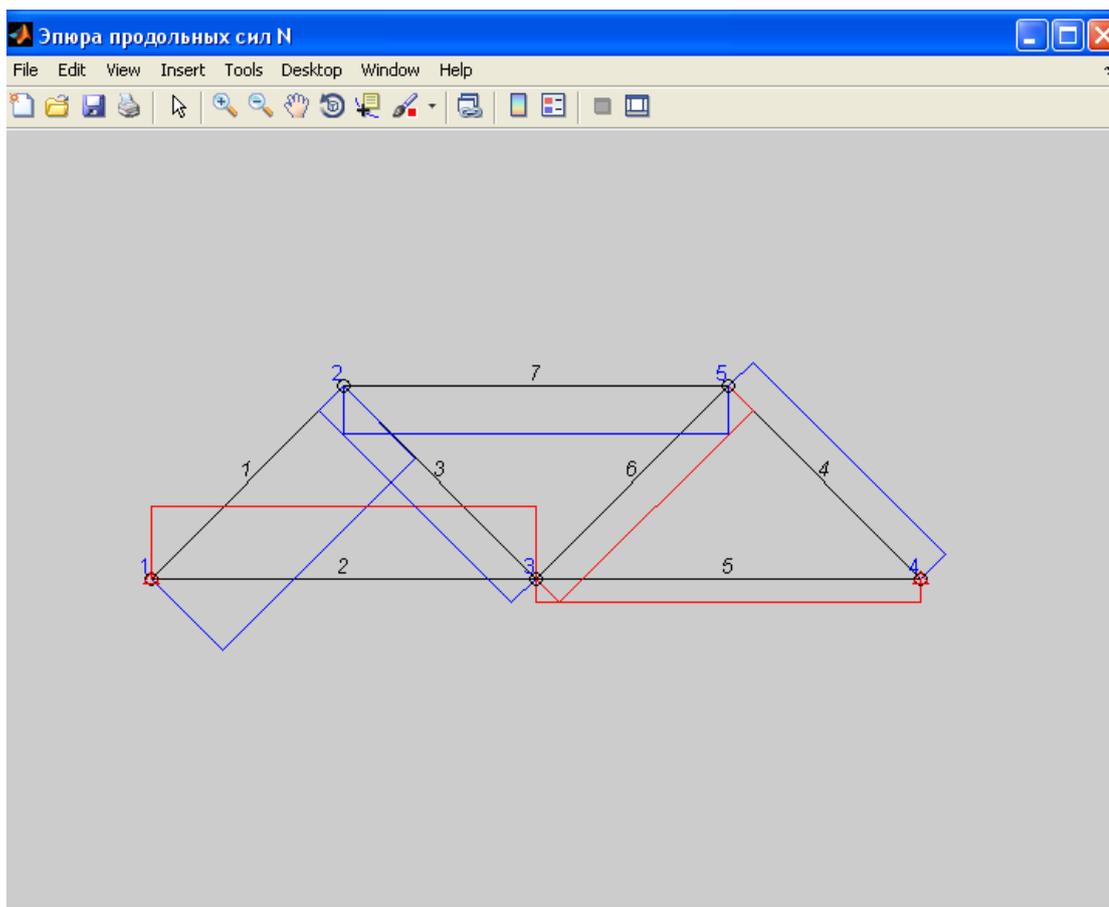


Рисунок 3 – Эпюра продольных сил на экране монитора

Разработано программное средство в среде «MatLab» для расчета стержневых систем на основе методики, использующей понятия теории графов. Данная методика распространяется как на статически определимые, так и статически неопределимые системы.

Библиографический список:

1. Оре О. Теория графов. М.: Наука, 1968.
2. Монахов В.А., Довженко А.М., Майорова Е.Б. Несущая способность Т-образной рамы [Электронный ресурс] // Моделирование и механика конструкций. 2015. №2. Систем. требования: Adobe Acrobat Reader.

URL: http://mechanics.pguas.ru/Plone/nomera-zhurnala/no2/stroitel'naya-mehanika/2.7/at_download/file